

(11)Publication number:

11-063270

(43) Date of publication of application: 05.03.1999

(51)Int.CI.

F16K 27/00 B62D 5/07 F04B 49/00 F04C 15/00

(21)Application number: 09-226357

(71)Applicant: SHOWA:KK

(22)Date of filing:

22.08.1997

(72)Inventor: KIKUCHI ISAMU

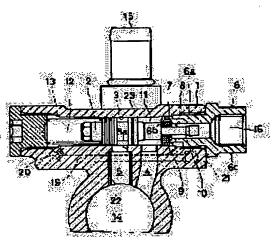
FUJISAKI AKIRA

(54) FRETTING PREVENTIVE STRUCTURE OF PUMP RETURN PASSAGE IN POWER STEERING FLOW CONTROLLER

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To prevent fretting from being generated in a pump return passage in a pump rotational frequency sensitive type power steering flow controller, and improve durability of the flow controller.

SOLUTION: The fretting preventive structure of a pump return passage 5 in a power steering flow controller is constituted so that pressure fluid discharged from a pump 14 whose pump discharge flow rate increases with a pump rotational frequency may be supplied to a power steering device through a plurality of restriction passages 9, 10 among supply passages, and excess pressure fluid may be circulated to the suction side of the pump 14 by a flow adjusting spool valve for adjusting the opening of the return passage 5. A sleeve 22 consisting of harder material than the material of a casing 1 to which the return passage 5 is formed is fitted on the inner periphery wall of the return passage 5. The material of the casing 1 is aluminum material, and the harder material than the material of the casing 1 is iron material.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

16.09.1999

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

08.01.2002

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C): 1998,2003 Japan Patent Office

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平11-63270

(43)公開日 平成11年(1999)3月5日

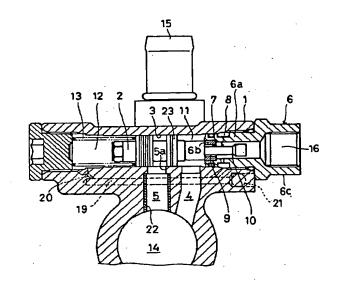
(51) Int.Cl. F 1 6 K 27/00 B 6 2 D 5/07 F 0 4 B 49/00 F 0 4 C 15/00	識別配号 3 4 1	FI F16K 27/00 A B62D 5/07 B F04B 49/00 341 F04C 15/00 F
		審査請求 未請求 請求項の数2 OL (全 5 頁)
(21)出願番号	特願平9-226357	(71) 出願人 000146010 株式会社ショーワ
(22)出顧日	平成9年(1997)8月22日	埼玉県行田市藤原町1丁目14番地1 (72)発明者 菊地 勇 栃木県芳賀郡芳賀町芳賀台112番地1 株 式会社ショーワ栃木開発センター内
		(72)発明者 藤崎 晃 栃木県芳賀郡芳賀町芳賀台112番地1 株 式会社ショーワ栃木開発センター内
		(74)代理人 弁理士 江原 望 (外3名)
		·

(54) 【発明の名称】 パワーステアリング用流量制御装置におけるポンプ戻り通路のフレッティング防止構造

(57)【要約】

【課題】 ボンブ回転数感応型パワーステアリング用流 量制御装置において、ポンプ戻り通路にフレッティング が発生するのを防止して、流量制御装置の耐久性を向上 させる。

【解決手段】 ボンブ回転数増加に対応してボンブ吐出流量が増加するボンブ14より吐出された圧力流体を、供給通路中の複数の絞り通路 9、10を介してパワーステアリング装置に供給し、余剰圧力流体を戻り通路 5 の開度を調整する流量調整用スプール弁によりボンブ14の吸込側に還流するパワーステアリング用流量制御装置におけるボンブ戻り通路 5 のフレッティング防止構造において、戻り通路 5 の内周壁に、該戻り通路 5 が形成されるケーシング 1 の材料より硬い材料からなるスリーブ22が嵌着されている。ケーシング 1 の材料は、アルミ材であり、ケーシング 1 の材料より硬い材料は、鉄材である



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ポンプ回転数増加に対応してポンプ吐出 流量が増加するポンプより吐出された圧力流体を、供給 通路中の複数の絞り通路を介してパワーステアリング装 置に供給し、余剰圧力流体を戻り通路の開度を調整する 流量調整用スプール弁により前記ポンプの吸込側に還流 するパワーステアリング用流量制御装置におけるポンプ 戻り通路のフレッティング防止構造において、

前記戻り通路の内周壁に、該戻り通路が形成されるケー シングの材料より硬い材料からなるスリーブが嵌着され 10 たととを特徴とするパワーステアリング用流量制御装置 におけるポンプ戻り通路のフレッティング防止構造。

【請求項2】 前記ケーシングの材料は、アルミ材であ り、前記ケーシングの材料より硬い材料は、鉄材である ことを特徴とする請求項1記載のパワーステアリング用 流量制御装置におけるポンプ戻り通路のフレッティング 防止構造。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、ポンプ回転数増加 に対応してポンプ吐出流量が増加するポンプより吐出さ れた圧力流体を、供給通路中の複数の絞り通路を介して パワーステアリング装置に供給し、余剰圧力流体を戻り 通路の開度を調整する流量調整用スプール弁を介して前 記ポンプの吸込側に還流するパワーステアリング用流量 制御装置に関し、さらに詳しくは、ポンプへの戻り通路 に、フレッティング防止対策を施したパワーステアリン グ用流量制御装置におけるポンプ戻り通路のフレッティ ング防止構造に関するものである。

[0002]

【従来技術、発明が解決しようとする課題】従来のポン プ回転数感応型すなわちエンジン回転数感応型パワース テアリング用流量制御装置(実公平7-10071号公 報参照)においては、図5および図6に図示されるよう に、ポンプ014 の回転数が所定の低速回転数Naから所 定の中速回転数Nbに到るまでの中速域に達して以降、 油圧ポンプの14から吐出され、供給通路04を経て第1弁 室011 に入った圧力流体の一部は、図示されないパワー ステアリング装置の油圧シリンダを迂回して、流量調整 用スプール02により開閉制御される戻り通路05に還流さ れ、該戻り通路05を介して油圧ポンプ014の吸込側に直 接戻される。なお、圧力流体の残部は、第1弁室011か ら複数の絞り通路を通って、圧力流体供給口016 に入 り、そこからパワーステアリング装置に供給される。

【0003】 このとき、流量調整用スプール02のランド 部023 が、戻り通路05の開口05a を開いた隙間から、前 記圧力流体の一部が戻り通路05内に高速で噴出して、強 い噴流となって、該戻り通路05の内壁面に繰り返し衝突 する(図6参照)。そして、との衝突の衝撃により、該 が発生していた。

【0004】このフレッティングは、圧力流体の圧力が 120kgf/cm²というような高圧を越え、しかも、圧力 流体が低粘度である場合に発生し易い。このようなフレ ッティングが進行すると、パワーステアリング用流量制 御装置の耐久性が損なわれることになる。なお、のはパ ワーステアリング用流量制御装置のケーシング、03はス ブール収納孔、012 は第2弁室、015 はポンプ014 のイ ンレットである。

2

[0005]

【課題を解決するための手段および効果】本願の発明 は、前記のような問題を解決したパワーステアリング用 流量制御装置におけるポンプ戻り通路のフレッティング 防止構造に係り、その請求項1に記載された発明は、ポ ンプ回転数増加に対応してポンプ吐出流量が増加するポ ンプより吐出された圧力流体を、供給通路中の複数の絞 り通路を介してパワーステアリング装置に供給し、余剰 圧力流体を戻り通路の開度を調整する流量調整用スプー ル弁を介して前記ポンプの吸込側に還流するパワーステ アリング用流量制御装置におけるポンプ戻り通路のフレ ッティング防止構造において、前記戻り通路の内周壁 に、該戻り通路が形成されるケーシングの材料より硬い 材料からなるスリーブが嵌着されたことを特徴とするパ ワーステアリング用流量制御装置におけるポンプ戻り通 路のフレッティング防止構造である。

【0006】請求項1に記載された発明は、前記のよう に構成されているので、ポンプ回転数が所定の低速回転 数Naから所定の中速回転数Nb に到るまでの中速域に 達して以降、圧力流体の一部がポンプへの戻り通路に還 流されるようになって、該戻り通路に還流される圧力流 体が、戻り通路に高速で噴出し、該噴出に基づく強い噴 流が繰り返し戻り通路の内壁面の1個所に集中して衝突 したとしても、該戻り通路には、該戻り通路が形成され るケーシングの材料より硬い材料からなるスリーブが嵌 着されており、該戻り通路は、該スリーブにより保護さ れているので、戻り通路の内壁面にフレッティングは生 じない。これにより、パワーステアリング用流量制御装 置の耐久性が向上する。

【0007】また、請求項2記載のように請求項1記載 の発明を構成することにより、ケーシングの材料および ケーシングの材料より硬い材料からなるスリーブの材料 を、安価に、容易に得ることができる。

[0008]

【発明の実施の形態】以下、図1ないし図4に図示され る本願の請求項1および請求項2に記載された発明の一 実施形態について説明する。図1および図2において、 本実施形態におけるパワーステアリング用流量制御装置 のケーシング1には、流量調整用スプール2を摺動自在 に嵌装するスプール収納孔3が形成され、該スプール収 衝突部に、図6の塗り潰し部Aのようなフレッティング 50 納孔3に開口するように、後述する油圧ポンプ14の吐出

40

口に連通する供給通路4と、該油圧ポンプ14の吸込側に 連通する戻り通路5とが、それぞれ軸方向に所定距離離 間して形成されている。なお、流量制御装置のケーシン グ1は、油圧ポンプ14のケーシングと一体のものとし て、アルミ材により製造されている。

【0009】前記戻り通路5には、その開口5a 部のわ ずかの長さ部分を除いて、ケーシング1の材料より硬い 材料からなる円筒状のスリーブ22がきつく嵌着されてお り、該スリーブ22は、圧力流体の還流に際して戻り通路 5の内壁面に生じ易いフレッティングから、該戻り通路 10 5の内壁面を保護するようになっている。 ととで、ケー シング1の材料(アルミ材)より硬い材料としては、鉄 材が使用されている。なお、この鉄材は、耐蝕性をも備 えたものであることが望ましい。

【0010】また、スプール収納孔3の図において右端 には、図示されないパワーステアリング装置に圧力流体 を供給するためのユニオン6が、ケーシング1に一体に 嵌着されており、該ユニオン6の図において左方の先端 部6a には、後述する絞り通路9、10を形成するための 円筒状の筒状部材6bが、スプール収納孔3と同心に一 体に嵌着されている。ユニオン6の図において右方の後 端部6c は、先端部6a より拡径されていて、圧力流体 供給囗16を有し、該圧力流体供給囗16に、パワーステア リング装置に通ずるホースが接続される。

【0011】流量調整用スプール2の圧力流体供給口16 側端部には、ピン部材 (ニードルピン) 8 が突設されて おり、該ピン部材8は、前記筒状部材6b の内周面によ り形成された連通路7を貫通するようになっている。な お、このピン部材8は、流量調整用スプール2と一体に 製造されているが、これと別体に製造されて、これに溶 30 着されても、また、ねじ結合により螺着されてもよい。 【0012】ピン部材8は、図2に詳細に図示されるよ うに、基端の小径部8aと、先端の大径部8bと、これ らの間をつなぐ中間のテーバ部8c の3つの部分から構 成されており、基端の小径部8a の外周面もしくは先端 の大径部86の外周面と連通路7の内周面との間の微小 間隙により、大小2種の固定絞り通路9が形成され、ま た、中間のテーパ部8cと連通路7の圧力流体供給口16 側開口7aとにより、可変絞り通路10が、それぞれ形成 されるようになっている。

【0013】該可変絞り通路10は、ピン部材8が流量調 整用スプール2と一体に左右に移動することにより、テ ーパ部8cと連通路7の開口7aとの接離長さが変更さ れて、その絞りの量が調節される。

【0014】スプール収納孔3は、流量調整用スプール 2により、第1弁室11と第2弁室12とに仕切られ、第2 弁室12には、流量調整用スプール2をユニオン6側に向 けて付勢するスプリング13が介装されている。

【0015】そして、第2弁室12と圧力流体供給口16と は、ケーシング1に形成された固定絞り通路20、背圧油 50

路19、ユニオン6に形成された連通溝18、連通孔17によ り連通されており、圧力流体供給口16内の油圧が最大と なった場合には、該油圧がとれらの通路を通って第2弁 室12内に導かれ、流量調整用スプール2内に収容された 図示されないリリーフ案内弁が開き、流量調整用スプー ル2が左方に移動して戻り通路5が開き、油圧ポンプ14 から吐出された油の全量が、該油圧ポンプ14の吸込側に 戻されるようになっている。なお、15は油圧ポンプ14の インレット、21は背圧油路19を塞ぐ盲栓である。

【0016】次に、本実施形態の作動について説明す る。先ず、図1に図示される状態で、ポンプ14が所定の 低速回転数Na以下の低速域で回転し始めると、ポンプ 14から吐出された圧力流体は、供給通路4から第1弁室 11に流入し、流量調整用スプール2を、供給通路4と戻 り通路5との連通を遮断する範囲内で、図において左方 **に移動させて、固定絞り通路9を開放するので、該固定** 絞り通路9を介してポンプ回転数に比例した流量の圧力 流体が圧力流体供給口16に流出し、さらに、そこから図 示されないパワーステアリング装置に供給される(図4 a参照)。

【0017】次に、ポンブ14の回転数が所定の低速回転 数Naから所定の中速回転数Nbに到るまでの中速域に 違すると、流量調整用スプール2がさらに左方に移動し て、そのランド部23が戻り通路5の開口5aを開くと (図3参照)、供給通路4と戻り通路5とが連通され、 第1弁室11内の圧力流体の一部が、ポンプ14の回転数増 大に対応して、戻り通路5に遠流されるので、供給通路 4から第1弁室ユ、固定絞り通路9を介して圧力流体供 給口16に流出する圧力流体の流量は、略一定に保持され る(図4b参照)。以上のようにして、車両の低速、中 速域における操舵の軽快感が得られるようになってい る。

【0018】さらに、ポンプ14が所定の中速回転数Nb を越えて髙速域に達すると、供給通路4から第1弁室11 に流入した圧力流体は、流量調整用スプール2をさらに 左方に移動させ、それと同時にピン部材8のテーバ部8 cを徐々に連通路7内に進入させるため、可変絞り通路 10が徐々に絞られ、これら固定絞り通路9と可変絞り通 路10とを介して圧力流体供給口16に流出する圧力流体の 流量は、ポンプ14の回転数の増加に比例して漸次減少す る (図4 c参照)。

【0019】ポンプ14の回転数がさらに増大して、所定 の高速回転数N c に達すると、ピン部材 8 がさらに左方 に移動して、その先端の大径部8b が連通路7内に進入 し、可変絞り通路10は、所定の最大量に絞られる。との 結果、圧力流体供給口16に流出する圧力流体の流量は、 中速域より低い略一定流量に保持される(図4d参 照)。以上のようにして、車両の髙速域における操舵の 安定感が得られるようになっている。

【0020】本実施形態は、前記のように構成され、前

6

記のように作動するので、次のような効果を奏することができる。ポンプ14の回転数が所定の低速回転数Naから所定の中速回転数Nbに到るまでの中速域に達して以降は、前記のとおり、供給通路4と戻り通路5とが連通して、圧力流体の一部が、パワーステアリング装置を迂回して、ポンプ14への戻り通路5に還流される。戻り通路5に還流されるこの圧力流体は、流量調整用スプール2のランド部23が戻り通路5の開口5aを開いた隙間から、戻り通路5内に高速で噴出し、強い噴流となって、該戻り通路5の内壁面の1個所に集中して繰り返し衝突10する(図3参照)。

【0021】しかしながら、戻り通路5には、ケーシング1の材料より硬い材料からなるスリーブ22がきつく嵌着されて固定されており、該戻り通路5は、該スリーブ22により保護されているので、前記のように、戻り通路5の1個所に圧力流体の強い噴流が繰り返し衝突したとしても、該戻り通路5の内壁面に、フレッティングが生ずるようなことはない。これにより、パワーステアリング用流量制御装置の耐久性が向上する。

[0022] とのととは、ある特定の耐久試験において 20 裏付けられた。との耐久試験において、改善前(鉄スリーブなし)と、改善後(鉄スリーブあり)とでは、大きな差が認められた。改善後では、若干の曇りはあるものの、フレッティングを防止することができた。

[0023]また、ケーシング1の材料としては、アルミ材が使用され、ケーシング1の材料より硬い材料とし*。

* ては、鉄材が使用されているので、安価で、入手が容易 である。

【図面の簡単な説明】

【図1】本願の請求項1および請求項2に記載された発明の一実施形態におけるバワーステアリング用流量制御装置の縦断側面図である。

[図2]図1の部分拡大図である。

[図3]図1の部分拡大図であって、圧力流体の一部が 環流している状態を示した図である。

[0 【図4】図1の実施形態で、パワーステアリング用流量制御装置の特性線図である。

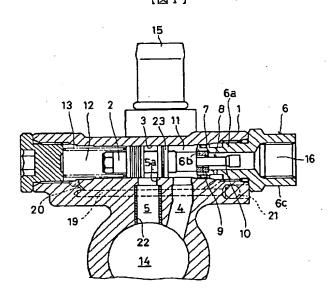
[図5]従来例を示す図である。

【図6】図5の部分拡大図であって、圧力流体の一部が 還流している状態を示した図である。

【符号の説明】

1 …ケーシング、2 …流量調整用スプール、3 …スプール収納孔、4 …供給通路(ボンプ吐出通路)、5 …戻り通路、5 a …開口、6 …ユニオン、6 a …先端部、6 b …筒状部材、6 c …後端部、7 …連通路、7 a …開口、8 …ピン部材、8 a …小径部、8 b …大径部、8 c …テーパ部、9 …固定絞り通路、10 …可変絞り通路、11…第1 弁室、12…第2 弁室、13…スプリング、14…油圧ボンプ、15・・インレット、16・・・圧力流体供給口、17・・連通孔、18・・連通溝、19・・・背圧油路、20・・・固定絞り通路、21 …盲栓、22・・・スリーブ、23・・・ランド部。

【図1】



【図2】

